(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平8-243878

(43)公開日 平成8年(1996)9月24日

(51) Int.Cl.6	識別記号	庁内整理番号	FΙ	技術表示箇所
B 2 3 Q 11/12			B 2 3 Q 11/12	С
H 0 2 K 1/32			H 0 2 K 1/32	Α

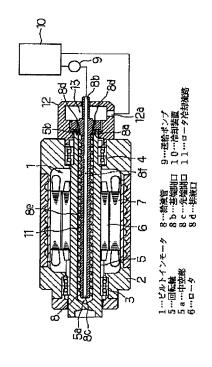
		審查請求	未請求 請求項の数11 OL (全 11 頁)
(21)出願番号	特願平7-52942	(71) 出願人	000003997
			日産自動車株式会社
(22)出願日	平成7年(1995)3月13日		神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地
		(72)発明者	中 山 達 臣
			神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産
			自動車株式会社内
		(72)発明者	上 田 啓 雄
			神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産
			自動車株式会社内
		(72)発明者	宮 原 克 敏
			神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産
			自動車株式会社内
		(74)代理人	弁理士 小塩 豊
			最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 ビルトインモータ

(57)【要約】

【目的】 ロータの全体にわたる均一な冷却を図って、 高出力化を実現することが可能であると共に、冷却液の 揺れ動きを抑えて、回転軸の高回転化にも対応できるビ ルトインモータを提供する。

【構成】 ロータ6を嵌装しかつ中空部5aを有する回 転軸5を備えたビルトインモータ1において、回転軸5 の中空部5 aに、基端開口8 bが送給ポンプ9に接続す る給液管8を嵌合し、回転軸5および給液管8との間 に、給液管8の先端開口8cと給液管8の基端側に設け た排液口8 dとを連通するロータ冷却流路11を設け た。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 ロータを嵌装しかつ軸心に中空部を有する回転軸を備えたビルトインモータにおいて、前記回転軸の中空部に、基端開口が冷却液供給源側に接続する給液管を嵌合し、前記回転軸および給液管の間に、当該給液管の先端側に設けた給液口と回転軸および給液管のいずれかの基端側に少なくとも1個設けた排液口とを連通するロータ冷却流路を設けたことを特徴とするビルトインモータ。

【請求項2】 ロータ冷却流路は回転軸における中空部 10 の内周面と給液管の外周面に設けた螺旋溝とにより螺旋 状に形成してある請求項1に記載のビルトインモータ。

【請求項3】 回転軸における中空部の内周面に凹凸が 形成してある請求項1または2に記載のビルトインモータ。

【請求項4】 ロータ冷却流路は回転軸における中空部の内周面に設けた螺旋溝と給液管の外周面とにより螺旋状に形成してある請求項1に記載のビルトインモータ。

【請求項5】 ロータ冷却流路は回転軸における中空部の内周面に設けた雌ねじ部と給液管の外周面に設けた雄ねじ部との間に螺旋状に形成してある請求項1に記載のビルトインモータ。

【請求項6】 回転軸のロータを嵌装している部分ない しその近傍に位置する螺旋状をなすロータ冷却流路のピッチは、回転軸のロータを嵌装していない部分に位置するロータ冷却流路のピッチよりも小さくしてある請求項 2ないし4のいずれかにに記載のビルトインモータ。

【請求項7】 ロータ冷却流路の螺旋状をなす部分は回 転軸のロータを嵌装している部分ないしその近傍位置に のみ形成してある請求項2ないし6のいずれかに記載の 30 ビルトインモータ。

【請求項8】 螺旋状をなすロータ冷却流路は回転軸の基端側から当該回転軸の回転方向にたどって先端側に進む方向に形成してある請求項2ないし7のいずれかに記載のビルトインモータ。

【請求項9】 給液管の液路断面積は回転軸および給液管のいずれかの基端側に少なくとも1個設けた排液口の総開口面積よりも大きくしてある請求項1ないし8のいずれかに記載のビルトインモータ。

【請求項10】 回転軸および給液管のいずれかの基端 側に設けた排液口は引き込みポンプに接続してある請求 項1ないし9のいずれかに記載のビルトインモータ。

【請求項11】 回転軸の先端部分に工具ホルダ装着部を設け、給液管の給液口と工具ホルダ装着部との間に、 導通路を設けた請求項1ないし10のいずれかに記載の ビルトインモータ。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は、例えば、工作機械に作り付けられるビルトインモータに関するものである。

[0002]

【従来の技術】従来、上記したビルトインモータとしては、例えば、図11に示す特開平3-213243号公報に記載されたものがあり、図11に示すように、このビルトインモータ101は、ハウジング102に軸受103,104を介して支持される回転軸106の中間部分にロータ105を嵌装すると共に、ハウジング102の内部におけるロータ105の周囲にステータ109を配置した構成をなしている。

【0003】この回転軸106は中空状をなしており、 その中空部にはドローバー107が軸方向に移動可能に 嵌合してあると共に、先端部分にはドローバー107の 図示右方向への移動によりテーパシャンク工具ホルダ1 10が装着されるホルダ装着部106aが設けてある。 【0004】この場合、回転軸106のロータ105を 嵌装している部位ないしその近傍に位置する中空部の口 径を大径とすることにより、中空部の内周面とドローバ -107の外周面との間の隙間を冷却室106bとして 形成しており、また、ドローバー107には、図外の冷 却液供給源に接続する基端(図示右端)に設けた回転継 手108と回転軸106の冷却室106bとを連通する 給液路107aが設けてあると共に、回転軸106の冷 却室106bと回転軸106に設けたホルダ装着部10 6aへの導通路106cとを連通する給液路107bが 設けてある。

【0005】つまり、このビルトインモータ101において、図外の冷却液供給源から回転継手108を介して供給された冷却液をドローバー107の給液路107aを通して回転軸106の冷却室106bに導入して、ロータ105および図示右側の軸受104を冷却し、さらに、冷却室106b内の冷却液をドローバー107の給液路107bおよび回転軸106の導通路106cを通してホルダ装着部106a側に送給して、工具先端側に噴射するようになっている。

[0006]

【発明が解決しようとする課題】ところが、このような 従来のビルトインモータ101では、回転軸106のロータ105を嵌装している部位ないしその近傍に位置する中空部の内周面とドローバー107の外周面との間の 隙間を冷却室106bとして形成していることから、この冷却室106bに導入された冷却液の流れによどみが 生じやすく、冷却に必要な冷却液の流速が冷却室106 bの全体にわたって得られない可能性がある。

【0007】つまり、ロータ105の全体を均一に冷却することができないため、局所的に高温域が発生してしまい、出力の低下を来す恐れがあり、今後に進められるビルトインモータ101の高出力化に対応できない可能性があるという問題を有していた。

【0008】また、従来のビルトインモータ101で 50 は、回転軸106の回転に伴って、冷却室106b内の 3

冷却液が揺れ動いて回転軸106自体のアンバランスを引き起こす傾向があり、とくに高速回転時にはこの傾向が顕著であることから、回転軸106の高回転化が困難であるという問題を有しており、これらの問題を解決することが従来の課題となっていた。

[0009]

【発明の目的】本発明は、上述した従来の課題に着目してなされたもので、ロータの全体にわたる均一な冷却を図って、高出力化を実現することが可能であると共に、回転軸の回転に伴う冷却液の揺れ動きを抑えて、回転軸 10の高回転化にも対応できるビルトインモータを提供することを目的としている。

[0010]

【課題を解決するための手段】本発明の請求項1に係わる発明は、ロータを嵌装しかつ軸心に中空部を有する回転軸を備えたビルトインモータにおいて、前記回転軸の中空部に、基端開口が冷却液供給源側に接続する給液管を嵌合し、前記回転軸および給液管の間に、当該給液管の先端側に設けた給液口と回転軸および給液管のいずれかの基端側に少なくとも1個設けた排液口とを連通するロータ冷却流路を設けた構成としたことを特徴としており、このビルトインモータの構成を上記した従来の課題を解決するための手段としている。

【〇〇11】本発明の請求項2に係わるビルトインモータにおいて、ロータ冷却流路は回転軸における中空部の内周面と給液管の外周面に設けた螺旋溝とにより螺旋状に形成してある構成としている。

【0012】本発明の請求項3に係わるビルトインモータでは、回転軸における中空部の内周面に凹凸が形成してある構成としている。

【0013】本発明の請求項4に係わるビルトインモータにおいて、ロータ冷却流路は回転軸における中空部の内周面に設けた螺旋溝と給液管の外周面とにより螺旋状に形成してある構成としている。

【0014】本発明の請求項5に係わるビルトインモータにおいて、ロータ冷却流路は回転軸における中空部の内周面に設けた雌ねじ部と給液管の外周面に設けた雄ねじ部との間に螺旋状に形成してある構成としている。

【0015】本発明の請求項6に係わるビルトインモータにおいて、回転軸のロータを嵌装している部分ないし 40 その近傍に位置する螺旋状をなすロータ冷却流路のピッチは、回転軸のロータを嵌装していない部分に位置するロータ冷却流路のピッチよりも小さくしてある構成としている。

【0016】本発明の請求項7に係わるビルトインモータにおいて、ロータ冷却流路の螺旋状をなす部分は回転軸のロータを嵌装している部分ないしその近傍位置にのみ形成してある構成としている。

【0017】本発明の請求項8に係わるビルトインモーり、回転軸の全体の温度分布が均一なものとなり、本発 タにおいて、螺旋状をなすロータ冷却流路は回転軸の基 50 明の請求項7に係わるビルトインモータでは、最も発熱

4

端側から当該回転軸の回転方向にたどって先端側に進む 方向に形成してある構成としている。

【0018】本発明の請求項9に係わるビルトインモータにおいて、給液管の液路断面積は回転軸および給液管のいずれかの基端側に少なくとも1個設けた排液口の総開口面積よりも大きくしてある構成としている。

【0019】本発明の請求項10に係わるビルトインモータにおいて、回転軸および給液管のいずれかの基端側に設けた排液口は引き込みポンプに接続してある構成としている。

【0020】本発明の請求項11に係わるビルトインモータでは、回転軸の先端部分に工具ホルダ装着部を設け、給液管の給液口と工具ホルダ装着部との間に、導通路を設けた構成としている。

[0021]

【発明の作用】本発明の請求項1に係わるビルトインモータにおいて、冷却液供給源側から給液管の基端開口に供給された冷却液は、この給液管を通して給液口に導かれたのち、ロータ冷却流路を還流して排液口から排出され、この間、冷却液はロータ冷却流路によどむことなく通過するだけなので、ロータ冷却流路に対して冷却に必要な冷却液の流速が常に得られることとなり、ロータは全体にわたって均一に冷却されることとなって、出力の低下が阻止され、その結果、高出力化が実現することとなる。

【0022】また、本発明の請求項2に係わるビルトインモータでは、上記した構成としていることから、冷却液は螺旋状のロータ冷却流路を通過するので、回転軸の回転に伴って、冷却液が揺れ動くことがほとんどないため、回転軸を高速回転させたとしても、回転軸のアンバランスが引き起こされることがなく、したがって、回転軸の高回転化が図られることとなり、本発明の請求項3に係わるビルトインモータでは、ロータに生じる熱により高温となる回転軸と、冷却液との接触面積が増大する、すなわち、熱伝導面積が増大することから、ロータの冷却効率が高まることとなる。

【0023】さらに、本発明の請求項4に係わるビルトインモータでは、上記請求項1および2に係わるビルトインモータと同様に、高出力化および高回転化が図られるのに加えて、回転軸と、冷却液との熱伝導面積が増大するため、ロータの冷却効率が一層高まることとなる。【0024】さらにまた、本発明の請求項5に係わるビルトインモータでは、上記した構成としていることから、回転軸と給液管との組付け作業が簡単なものとなり、本発明の請求項6に係わるビルトインモータでは、最も発熱量が大きい回転軸のロータを嵌装している部分ないしその近傍における冷却液の流速が速まって乱流の発生が促進されることから、熱伝達率が高まることとなり、回転軸の全体の温度分布が均一なものとなり、本発明の誘車項7に係わるビルトインモータでは、最も発勢

量が大きい回転軸のロータを嵌装している部分ないしそ の近傍における熱伝達率が高まるのに加えて、ロータ冷 却流路の螺旋状をなしていない部分では冷却液が受ける 流路抵抗が小くなることから、ロータ冷却流路全体とし て圧力損失が減ることとなり、冷却液供給源、例えば、 冷却液供給ポンプの小形化が図られることとなる。

【0025】さらにまた、本発明の請求項8に係わるビ ルトインモータにおいて、給液管を通して給液口に導か れた冷却液は、回転軸の回転により螺旋状をなすロータ 冷却流路側にかき込まれることから、冷却液の流れがよ 10 りスムーズになって流量が増加するので、ロータの冷却 効率が一層高まることとなり、本発明の請求項9に係わ るビルトインモータでは、回転軸のロータ冷却流路内に おける冷却液の圧力が高まるので、回転軸の回転に伴う 冷却液の揺れ動きが確実に抑えられて、高速回転時にお ける回転軸のアンバランスがさらに抑制されることとな り、本発明の請求項10に係わるビルトインモータで は、冷却液が排液口を通して引き込みポンプに回収され るので、回転軸と給液管との間の微小な隙間から漏れる 冷却液の量が少なくなり、シール構造が簡略化されると 共に、ロータ冷却流路内に供給される冷却液の流量が増 すことによりロータの冷却効率が一層高まることとな る。

【0026】さらにまた、本発明の請求項11に係わる ビルトインモータでは、ロータの冷却に必要な冷却液の 流量を常時確保しつつ、工具ホルダ装着部に装着される 工具ホルダ側に対する冷却液の供給がなされることとな る。

[0027]

【実施例】以下、本発明を図面に基づいて説明する。 【0028】[第1実施例]図1ないし図3は、本発明 の請求項1,2,8,9に係わるビルトインモータの一 実施例を示している。

【0029】図1に示すように、このビルトインモータ 1は、ハウジング2に軸受3、4を介して支持される回 転軸5の中間部分にロータ6を嵌装すると共に、ハウジ ング2の内部におけるロータ6の周囲にステータ7を配 設した構成をなしている。

【0030】この回転軸5は基端(図示右端)が開口し かつ先端(図示左端)が閉塞された軸心上に位置する中 空部5 aを有しており、この中空部5 aには、給液管8 が嵌合してある。

【0031】給液管8は、その基端側に有する大径部8 aを回転軸5の基端開口5bに嵌め込んで固定してあ り、基端8bには、冷却液供給源を構成する送給ポンプ 9および冷却液温度制御用の冷却装置10が接続してあ

【0032】回転軸5と給液管8との間には、給液管8 の先端開口(給液口)8cと大径部8aに設けた複数個

あって、このロータ冷却流路11は回転軸5における中 空部5 aの内周面と給液管8の外周面に設けた螺旋溝8 eとによって螺旋状に形成してあり、この場合、螺旋状 をなすロータ冷却流路11は、図2に拡大して示すよう に、回転軸5の基端側からこの回転軸5の回転方向にた どって先端側に進む方向に形成してある。

【0033】また、このビルトインモータ1は、ハウジ ング2の基端から突出する給液管8の大径部8aを覆う カバー12を備えており、カバー12と給液管8の大径 部8aとの間には、大径部8aにおける複数個の排液口 8dとカバー12に設けたドレン12aとを連通する液 室13が設けてあって、この液室13はドレン12aを 介して冷却装置10と接続している。

【0034】この実施例において、図3に示すように、 給液管8における液路8fの断面積は、給液管8の大径 部8 a に設けた複数個(4個)の排液口8 d の総開口面 積よりも大きくしてある。

【0035】このビルトインモータ1の作動時におい て、送給ポンプ9を介して冷却液温度制御用の冷却装置 10から強制的に給液管8に供給された冷却液は、この 給液管8の流路8fを通して先端開口8cに導かれる。 【0036】そして、給液管8の先端開口8cに導かれ た冷却液は、図2に示すように、回転軸5の回転によっ て、螺旋状をなすロータ冷却流路11側にかき込まれ、 このロータ冷却流路11を還流して排液口8 dから液室 13に排出されて、ドレン12aを介して冷却装置10 に回収される。

【0037】この間、ロータ冷却流路11が螺旋状をな しているのに加えて、回転軸5の基端側からこの回転軸 30 5の回転方向にたどって先端側に進むように形成してあ ることから、冷却液はロータ冷却流路11によどむこと なくスムーズに通過するので、冷却液の流量が増加して ロータ冷却流路11に対する冷却に必要な冷却液の供給 が常になされることとなり、ロータ6は全体にわたって 均一に冷却されることとなって、出力の低下が阻止され ることから、高出力化が実現することとなる。

【0038】また、ロータ冷却流路11が螺旋状をなし ているうえ、給液管8における液路8 fの断面積を給液 管8の大径部8aに設けた複数個(4個)の排液口8d の総開口面積よりも大きくしているので、ロータ冷却流 路11内における冷却液の圧力が高まることとなり、冷 却液が螺旋状のロータ冷却流路11を通過する際には、 回転軸5の回転に伴う揺れ動きがほとんど抑えられ、し たがって、回転軸5を高速回転させたとしても、回転軸 **5のアンバランスが引き起こされることがなく、回転軸** 5の高回転化も図られることとなる。

【0039】[第2実施例]図4は本発明の請求項3に 係わるビルトインモータの一実施例を示すもので、図4 に部分的に示すビルトインモータ21では、回転軸25 の排液口8 dとを連通するロータ冷却流路11が設けて 50 における中空部のロータ冷却流路20を形成する内周面 に凹凸25cを設けており、他の構成は先の実施例におけるビルトインモータ1と同じである。

【0040】つまり、このビルトインモータ21では、回転軸25と、冷却液との熱伝導面積が増大するため、ロータ6の冷却効率が一層高まることとなり、高出力化が図られることとなる。

【0041】[第3実施例]図5は本発明の請求項4に 係わるビルトインモータの一実施例を示すものであり、 図5に示すビルトインモータ31において、回転軸35 は基端(図示右端)が開口しかつ先端(図示左端)が閉 10 塞された軸心上に位置する中空部35aを有しており、 この中空部35aには、給液管38が嵌合してある。

【0042】給液管38は、その基端側に有する大径部38aを回転軸35の基端開口35bに嵌め込んで固定してあり、基端開口38bには、冷却液供給源を構成する送給ポンプ9および冷却液温度制御用の冷却装置10が接続してある。

【0043】回転軸35と給液管38との間には、給液管38の先端開口38cと大径部38aに設けた複数個の排液口38dとを連通するロータ冷却流路30が設けてあって、このロータ冷却流路30は、回転軸35における中空部35aの内周面に設けた螺旋溝35eと給液管38の外周面とにより螺旋状に形成してあり、他の構成は第1実施例におけるビルトインモータ1と同じである。

【0044】すなわち、このビルトインモータ31では、第1実施例におけるビルトインモータ1と同様に、高出力化および高回転化が図られるのに加えて、回転軸35と、冷却液との熱伝導面積が増大するため、ロータ6の冷却効率が一段と高まることとなる。

【0045】[第4実施例]図6は本発明の請求項6に係わるビルトインモータの一実施例を示しており、図6に示すビルトインモータ41において、回転軸5の中空部5aに嵌合した給液管48は、その基端側に有する大径部48aを回転軸5の基端開口5bに嵌め込んで固定してあり、基端開口48bには、第1実施例と同じく送給ポンプ9および冷却液温度制御用の冷却装置10が接続してある。

【0046】回転軸5と給液管48との間には、給液管48の先端開口48cと大径部48aに設けた複数個の排液口48dとを連通するロータ冷却流路40が設けてあり、このロータ冷却流路40は、回転軸5における中空部5aの内周面と給液管48の外周面に設けた螺旋溝48eとにより螺旋状に形成してある。

【0047】この実施例において、回転軸5のロータ6を嵌装している部分ないしその近傍に位置する螺旋溝48eのピッチを回転軸5のロータ6を嵌装していない部分に位置する螺旋溝48eのピッチよりも小さくしてあり、すなわち、回転軸5のロータ6を嵌装している部分ないしその近傍に位置する螺旋状をなすロータ冷却流路50

40のピッチを回転軸5のロータ6を嵌装していない部分に位置するロータ冷却流路40のピッチよりも小さくしてあり、他の構成は第1実施例におけるビルトインモータ1と同じである。

8

【0048】したがって、このビルトインモータ41では、最も発熱量が大きくなる回転軸5のロータ6を嵌装している部分ないしその近傍における冷却液の流速が速まって乱流の発生が促進するので、熱伝達率が高まることとなり、回転軸5の全体の温度が均一化して、出力の低下が確実に阻止されることとなる。

【0049】[第5実施例]図7は本発明の請求項7に係わるビルトインモータの一実施例を示しており、図7に示すビルトインモータ51において、回転軸5の中空部5aに嵌合されかつ基端側の大径部58aを回転軸5の基端開口5bに嵌め込んで固定した給液管58の外周面に、螺旋溝58eが設けてある。

【0050】この実施例では、螺旋溝58eを回転軸5のロータ6を嵌装している部分ないしその近傍位置にのみ設けてあって、回転軸5と給液管58との間に形成されて給液管58の先端開口58cと大径部58aに設けた複数個の排液口58dとを連通するロータ冷却流路50のうち、回転軸5のロータ6を嵌装している部位ないしその近傍部位に位置する部分のみが螺旋状をなしており、他の構成は第1実施例におけるビルトインモータ1と同じである。

【0051】この実施例のビルトインモータ51では、最も発熱量が大きい回転軸5のロータ6を嵌装している部分ないしその近傍における熱伝達率が高まるのに加えて、ロータ冷却流路50の螺旋状をなしていない部分では冷却液が受ける流路抵抗が小くなるため、ロータ冷却流路50の全体としての圧力損失が減ることとなり、給液管58の基端開口58bに接続する送給ポンプ9の小形化が図られることとなる。

【0052】 [第6実施例] 図8は本発明の請求項5に係わるビルトインモータの一実施例を示しており、図8に示すビルトインモータ61において、回転軸65は基端(図示右端)が開口しかつ先端(図示左端)が閉塞された中空部65aを有しており、この中空部65aの内周面には雌ねじ部65eが設けてあり、一方、給液管68は、その基端側に大径部68aを有していると共に、外周面には雄ねじ部68eが設けてあり、給液管68は回転軸65にねじ込んで固定してある。

【0053】この実施例において、回転軸65と給液管68との間に形成される給液管68の先端開口68cと大径部68aに設けた複数個の排液口68dとを連通するロータ冷却流路60は、回転軸の雌ねじ部65eと給液管68の雄ねじ部68eとの間に螺旋状に形成してあり、他の構成は第1実施例におけるビルトインモータ1と同じである。

50 【0054】すなわち、このビルトインモータ61で

は、第1実施例におけるビルトインモータ1と同様に、 高出力化および高回転化が図られるのに加えて、回転軸 65と給液管68との組付けが容易に行われることとな る。

【0055】[第7実施例]図9は本発明の請求項10に係わるビルトインモータの一実施例を示しており、図9に示すビルトインモータ71が第1実施例におけるビルトインモータ1と相違するところは、液室13のドレン12aと冷却装置10との間に引き込みボンプ15を設けた、すなわち、液室13およびドレン12aを介し10て給液管8の排液口8dを引き込みポンプ15に接続した点にある。

【0056】したがって、このビルトインモータ71では、第1実施例におけるビルトインモータ1と同様に、高出力化および高回転化が図られるのに加えて、冷却液が排液口8dを通して引き込みボンプ15に強制的に吸引されるので、回転軸5と給液管8との間の微小な隙間から漏れる冷却液の量が少なくなって、シール構造が簡略化されると共に、回転軸5のロータ冷却流路11内に供給される冷却液の流量が増すことによりロータの冷却効率が一層高まることとなる。

【0057】[第8実施例]図10は本発明の請求項11に係わるビルトインモータの一実施例を示してしており、この実施例では、本発明の請求項11に係わるビルトインモータがマシニングセンタのビルトインモータである場合を示す。

【0058】すなわち、図10に示すビルトインモータ 81は、ハウジング82に軸受83,84を介して支持 される回転軸85の中間部分にロータ86を嵌装すると 共に、ハウジング82の内部におけるロータ86の周囲 30 にステータ87を配置した構成をなしている。

【0059】この回転軸85は中空部85aを有しており、この中空部85aにはドローバー(給液管)88が軸方向に移動可能に嵌合してあると共に、先端部分にはドローバー88の図示右方向への移動によりテーパシャンク工具ホルダHが装着されるホルダ装着部85cが設けてあり、回転軸85の基端開口85bに嵌め込んで固定したキャップ95から突出するドローバー88の基端開口88bには、冷却液供給源を構成する送給ボンプ89および冷却液温度制御用の冷却装置90が接続してあ40る。

【0060】回転軸85と給液管88との間には、ドローバー88の先端側に設けた給液口88cとキャップ95に設けた複数個の排液口95dとを連通するロータ冷却流路80が設けてあり、このロータ冷却流路80は回転軸85における中空部85aの内周面とドローバー88の外周面に設けた螺旋溝88eとによって螺旋状に形成してある。

【0061】この場合、ドローバー88の給液口88c ーなものとすることができ、本発明の請求項7に係わるとホルダ装着部85cとの間には、ドローバー側導通路 50 ビルトインモータでは、最も発熱量が大きい回転軸のロ

10

88gおよび軸側導通路85gが設けてあり、両導通路85g,88gはテーパシャンク工具ホルダHの装着状態において連通するようになっている。

【0062】なお、図中の符号92はカバー、符号92 aはドレン、符号93は液室であり、いずれも第1実施 例におけるビルトインモータ1のカバー12,ドレン1 2aおよび液室13と同一の機能を有している。

【0063】このビルトインモータ81では、ロータ86の冷却に必要な冷却液の流量を常時確保しつつ、工具ホルダ装着部85cに装着される工具ホルダH側に対して冷却液を切削液として供給することが可能となる。【0064】

【発明の効果】以上説明したように、本発明の請求項1 に係わるビルトインモータでは、上記した構成としたか ら、冷却液供給源側から給液管に供給された冷却液が口 ータ冷却流路を還流する間、冷却液はロータ冷却流路に よどむことなく通過することとなり、ロータ冷却流路に 対して冷却に必要な冷却液の流速が常に得られるので、 ロータを全体にわたって均一に冷却して出力の低下を阻 止することができ、その結果、高出力化を実現すること が可能であるという著しく優れた効果がもたらされる。 【0065】また、本発明の請求項2に係わるビルトイ ンモータでは、上記した構成としたから、高出力化を実 現することが可能であるうえ、冷却液が螺旋状のロータ 冷却流路を通過する間、回転軸の回転に伴う冷却液の揺 れ動きをほとんど抑えることが可能であり、したがっ て、回転軸を高速回転させたとしても、回転軸にアンバ ランスが生じることがなく、回転軸の高回転化をも実現 でき、本発明の請求項3に係わるビルトインモータで は、ロータに生じる熱により高温となる回転軸と、冷却 液との間の熱伝導面積を増大させることができるので、 ロータの冷却効率を高めることが可能であるという著し く優れた効果がもたらされる。

【0066】さらに、本発明の請求項4に係わるビルトインモータでは、上記請求項1および2に係わるビルトインモータと同様に、高出力化および高回転化を実現できるのに加えて、回転軸と冷却液との間の熱伝導面積を増やすことができるため、ロータの冷却効率をより一層高めることが可能であるという著しく優れた効果がもたらされる。

【0067】さらにまた、本発明の請求項5に係わるビルトインモータでは、上記した構成としていることから、回転軸と給液管との組付け作業を極めて簡単に行うことができ、本発明の請求項6に係わるビルトインモータでは、最も発熱量が大きい回転軸のロータを嵌装している部分ないしその近傍における冷却液の流速を速めて乱流の発生を促進できることから、熱伝達率を一段と高めることが可能となって、回転軸の全体の温度分布を均一なものとすることができ、本発明の請求項7に係わるビルトインモータでは、最も発熱量が大きい回転軸のロ

ータを嵌装している部分ないしその近傍における熱伝達 率を高めることができるのに加えて、ロータ冷却流路の 螺旋状をなしていない部分において冷却液が受ける流路 抵抗を小く抑えることが可能であるため、ロータ冷却流 路全体として圧力損失を減らすことができ、したがっ て、冷却液供給源、例えば、冷却液供給ポンプの小形化 が実現可能であるという著しく優れた効果がもたらされ

【0068】さらにまた、本発明の請求項8に係わるビ ルトインモータにおいて、上記した構成としていること 10 から、冷却液の流れをより円滑にして流量を増加させる ことができるので、ロータの冷却効率をより一層高める ことが可能であり、本発明の請求項9に係わるビルトイ ンモータでは、回転軸のロータ冷却流路内における冷却 液の圧力を高めることができるので、回転軸の回転に伴 う冷却液の揺れ動きを確実に抑えて、高速回転時におけ る回転軸のアンバランスをさらに抑制することが可能で あり、本発明の請求項10に係わるビルトインモータで は、上記した構成としたから、回転軸と給液管との間の シール構造を簡略化することができると共に、ロータ冷 20 却流路内に供給される冷却液の流量を増してロータの冷 却効率をより一層高めることが可能であるという著しく 優れた効果がもたらされる。

【0069】さらにまた、本発明の請求項11に係わる ビルトインモータでは、ロータの冷却に必要な冷却液の 流量を常時確保しつつ、工具ホルダ装着部に装着される 工具ホルダ側に対する冷却液の供給をも同時に行うこと が可能であるという著しく優れた効果がもたらされる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明に係わるビルトインモータの第1実施例 30 却流路 を示す断面説明図である。

【図2】図1に示したビルトインモータの回転軸におけ る先端部分の断面説明図である。

【図3】図1に示したビルトインモータの給液管を基端 側から見た側面説明図である。

【図4】本発明に係わるビルトインモータの第2実施例 を示す回転軸の中央部分における拡大断面説明図であ る。

【図5】本発明に係わるビルトインモータの第3実施例 を示す断面説明図である。

【図6】本発明に係わるビルトインモータの第4実施例

を示す断面説明図である。

【図7】本発明に係わるビルトインモータの第5実施例 を示す断面説明図である。

12

【図8】本発明に係わるビルトインモータの第6実施例 を示す断面説明図である。

【図9】本発明に係わるビルトインモータの第7実施例 を示す断面説明図である。

【図10】本発明に係わるビルトインモータの第8実施 例を示す断面説明図である。

【図11】従来におけるビルトインモータの断面説明図 である。

【符号の説明】

1, 21, 31, 41, 51, 61, 71, 81 ビル トインモータ

5, 25, 35, 65, 85 回転軸

5a, 35a, 65a, 85a 中空部

6,86 ロータ

8, 38, 48, 58, 68 給液管

8b, 38b, 48b, 58b, 68b, 88b 基端

8c, 38c, 48c, 58c, 68c 先端開口(給 液口)

8d, 38d, 48d, 58d, 68d, 95d 排液

8e, 48e, 58e, 88e 螺旋溝

8 f 流路

9,89 送給ポンプ(冷却液供給源)

10,90 冷却装置(冷却液供給源)

11, 20, 30, 40, 50, 60, 80 口一夕冷

15 引き込みポンプ

25c 凹凸

35e 螺旋溝

65e 雌ねじ部

68e 雄ねじ部

85c 工具ホルダ装着部

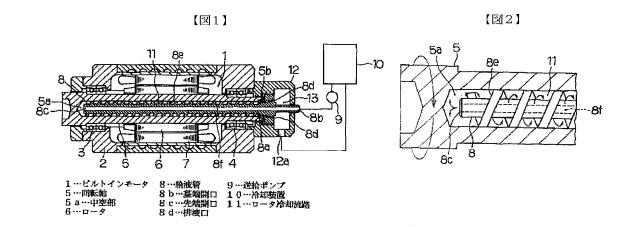
85g 軸側導通路

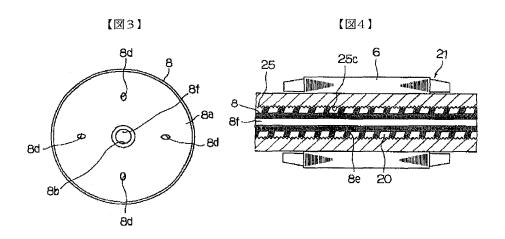
88 ドローバー (給液管)

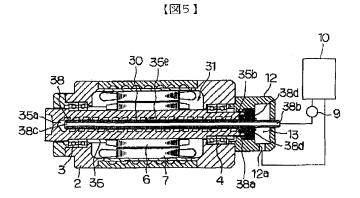
88c 給液口

40 88g ドローバー側導通路

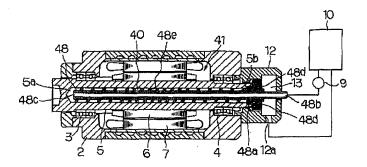
H 工具ホルダ



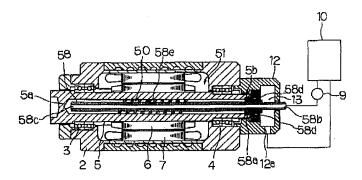




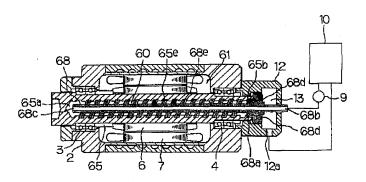
【図6】



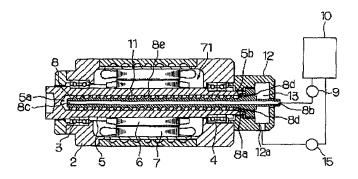
【図7】



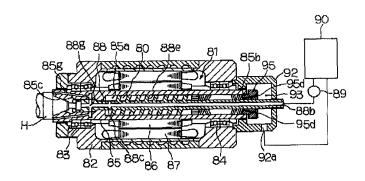
【図8】



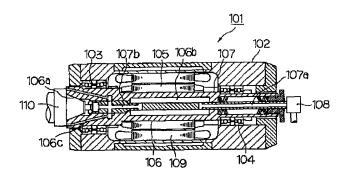
【図9】



【図10】



【図11】



フロントページの続き

(72)発明者 太 田 稔 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産 自動車株式会社内 CLIPPEDIMAGE= JP408243878A

PAT-NO: JP408243878A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 08243878 A

TITLE: BUILT-IN MOTOR

PUBN-DATE: September 24, 1996

INVENTOR-INFORMATION: NAME NAKAYAMA, TATSUOMI UEDA, HIROO MIYAHARA, KATSUTOSHI OTA, MINORU

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

NISSAN MOTOR CO LTD

N/A

APPL-NO: JP07052942

APPL-DATE: March 13, 1995

INT-CL (IPC): B23Q011/12;H02K001/32

ABSTRACT:

PURPOSE: To provide a built-motor which can realize generating a high output by

attaining uniformly cooling a rotor over its total unit also can correspond to high speed rotating a rotary shaft by suppressing shaking a cooling liquid moved.

CONSTITUTION: In a built-in motor 1 provided with a rotary shaft 5 of fitting a rotor 6 further to have a hollow part 5a, a supply liquid pipe 8 of connecting a base end opening 8b to a feed pump 9 is fitted to the hollow part 5a of the rotary shaft 5, and a rotor cooling, flow path 11, where a point end opening 8c of the supply liquid pipe 8 communicates with a discharge liquid port 8d provided in a base end side of the supply liquid pipe 8, is provided between the rotary shaft 5 and the supply liquid pipe 8.

COPYRIGHT: (C)1996,JPO